PAT-NO:

JP02000283065A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 2000283065 A

TITLE:

HERMETIC SCROLL COMPRESSOR

PUBN-DATE:

October 10, 2000

INVENTOR-INFORMATION:

NAME COUNTRY SATO, KAZUYA N/A NISHIKAWA, HIROSHI N/A SHIMIZU, EIICHI N/A HAZAMA, MAKOTO N/A NISHIKAWA, TAKEHIRO N/A SAKAMOTO, YASUO N/A

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME SANYO ELECTRIC CO LTD **COUNTRY** N/A

APPL-NO:

JP11089232

APPL-DATE:

March 30, 1999

INT-CL (IPC): F04C018/02

ABSTRACT:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a hermetic scroll compressor to be decreased in the bearing pressure of the slide surface of a thrust bearing and suppress consumption of a thrust bearing.

SOLUTION: In this hermetic scroll compressor, a fixed scroll 33 is fixed at a main frame 25 fixed at a case, and an oscillation scroll 27 engaged with the fixed scroll 33 is provided and the shaft 13 of an electric motor extending through the boss containing recessed part 55 of the main frame 25 is securely fitted in the boss 27a of the oscillation scroll 27. The size of the boss containing recessed part 55 of the main frame 25 is set such that a gas load F1 in a thrust direction generated at a compression chamber 51 consisting of the fixed scroll 33 and the oscillation scroll 27 is approximately equal to a load F2 applied on the pressure receiving surface 27b of the oscillation scroll 27 exposed to the boss containing recessed part 55 of the main frame 25.

COPYRIGHT: (C)2000, JPO

11/11/06, EAST Version: 2.1.0.14

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出顧公開番号 特開2000—283065 (P2000—283065A)

(43)公開日 平成12年10月10日(2000.10.10)

(51) Int.Cl.7

識別記号

ΡI

テーマコート*(参考)

F04C 18/02

311

F04C 18/02

311J 3H039

審査請求 未請求 請求項の数2 OL (全 5 頁)

(21)出願番号

特願平11-89232

(22)出顧日

平成11年3月30日(1999.3.30)

(71)出題人 000001889

三洋電機株式会社

大阪府守口市京阪本通2丁目5番5号

(72)発明者 里 和哉

大阪府守口市京阪本通2丁目5番5号 三

洋電機株式会社内

(72)発明者 西川 弘

大阪府守口市京阪本通2丁目5番5号 三

洋電機株式会社内

(74)代理人 100111383

弁理士 芝野 正雅

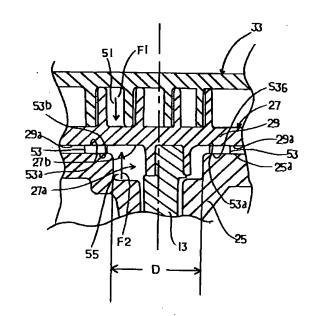
最終頁に続く

(54) 【発明の名称】 密閉型スクロール圧縮機

(57)【要約】

【課題】 スラスト軸受けの摺動面の面圧が減少し、スラスト軸受けの消耗を抑えることができる密閉式スクロール圧縮機を提供することにある。

【解決手段】 ケース3に固定されたメインフレーム25に固定スクロール33を固定し、この固定スクロール33にかみ合う揺動スクロール27を備え、この揺動スクロール27のボス27aにメインフレーム25のボス収容凹部55を貫通して延出する電動機15のシャフト13を嵌合させて固定した密閉型スクロール圧縮機1がある。固定スクロール33と揺動スクロール27とによって形成される圧縮室51に発生するスラスト方向ガス荷重F1と、メインフレーム25のボス収容凹部55に露出する揺動スクロール27の受圧面27bに加わる荷重F2とがほぼ等しくなるように、メインフレーム25のボス収容凹部55の大きさを設定した。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 ケースに固定されたメインフレームに固 定スクロールを固定し、この固定スクロールにかみ合う 揺動スクロールを備え、この揺動スクロールのボスに前 記メインフレームのボス収容凹部を貫通して延出する電 動機のシャフトを嵌合させて固定した密閉型スクロール 圧縮機において、

1

前記固定スクロールと揺動スクロールとによって形成さ れる圧縮室に発生するスラスト方向ガス荷重と、前記メ インフレームのボス収容凹部に露出する前記揺動スクロ 10 ールの受圧面に加わる荷重とが、ほぼ等しくなるよう に、

前記メインフレームのボス収容凹部の大きさを設定した ことを特徴とする密閉型スクロール圧縮機。

【請求項2】 ケースに固定されたメインフレームに固 定スクロールを固定し、この固定スクロールにかみ合う 揺動スクロールを備え、この揺動スクロールのボスに前 記メインフレームのポス収容凹部を貫通して延出する電 動機のシャフトを嵌合させて固定した密閉型スクロール 圧縮機において、

前記固定スクロールと揺動スクロールとによって形成さ れる圧縮室に発生するスラスト方向ガス荷重と、前記メ インフレームのボス収容凹部に露出する前記揺動スクロ ールの受圧面に加わる荷重とが、ほぼ等しくなるよう

前記揺動スクロールの受圧面の受圧面積を設定したこと を特徴とする密閉型スクロール圧縮機。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、例えば、冷凍装置 30 等に利用され、CO2等の冷媒を用いる密閉型スクロー ル圧縮機に関する。

[0002]

【従来の技術】一般に、ケースに固定されたメインフレ ームに固定スクロールを固定し、この固定スクロールに かみ合う揺動スクロールを備え、この揺動スクロールの ボスに前記メインフレームのボス収容凹部を貫通して延 出する電動機のシャフトを嵌合させて固定した密閉型ス クロール圧縮機が知られている。この種の多くのもの は、揺動スクロールとメインフレームとの間にスラスト 軸受けが介装されている。 圧縮運転時には、 このスラス ト軸受けに、圧縮室に発生するスラスト方向ガス荷重が 加わる。この種のものを冷凍装置等に用いる場合、脱フ ロン化のために、冷媒にCO2等を用いる試みがなされ ており、CO2を用いた場合、圧縮室に発生するスラス ト方向ガス荷重が、通常の冷媒に比べ大きくなる。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、従来の 構成では、例えば、冷媒にCO2を用いた場合、スラス

の面圧が増加し、スラスト軸受けの消耗が激しくなると いう問題がある。

【0004】そこで、本発明の目的は、上述した従来技 術が有する課題を解消し、スラスト軸受けの摺動面の面 圧が減少し、スラスト軸受けの消耗を抑えることができ る密閉式スクロール圧縮機を提供することにある。 [0005]

【課題を解決するための手段】請求項1記載の発明は、 ケースに固定されたメインフレームに固定スクロールを 固定し、この固定スクロールにかみ合う揺動スクロール を備え、この揺動スクロールのボスに前記メインフレー ムのボス収容凹部を貫通して延出する電動機のシャフト を嵌合させて固定した密閉型スクロール圧縮機におい て、前記固定スクロールと揺動スクロールとによって形 成される圧縮室に発生するスラスト方向ガス荷重と、前 記メインフレームのボス収容凹部に露出する前記揺動ス クロールの受圧面に加わる荷重とが、ほぼ等しくなるよ うに、前記メインフレームのボス収容凹部の大きさを設 定したことを特徴とする

【0006】請求項2記載の発明は、ケースに固定され 20 たメインフレームに固定スクロールを固定し、この固定 スクロールにかみ合う揺動スクロールを備え、この揺動 スクロールのボスに前記メインフレームのボス収容凹部 を貫通して延出する電動機のシャフトを嵌合させて固定 した密閉型スクロール圧縮機において、前記固定スクロ ールと揺動スクロールとによって形成される圧縮室に発 生するスラスト方向ガス荷重と、前記メインフレームの ボス収容凹部に露出する前記揺動スクロールの受圧面に 加わる荷重とが、ほぼ等しくなるように、前記揺動スク ロールの受圧面の受圧面積を設定したことを特徴とす る。

【0007】これらの発明によれば、スラスト方向ガス 荷重と揺動スクロールの受圧面に加わる荷重とが、ほぼ 相殺されて、揺動スクロールに加わる力が減り、揺動ス クロールとメインフレームとの接触面の面圧が減少し、 揺動スクロールとメインフレームとの接触面の消耗を抑 えることができる。

[0008]

【発明の実施の形態】以下、本発明の一実施形態を図面 に基づいて説明する。

【0009】図1において、1は密閉型スクロール圧縮 機を示している。 この密閉型スクロール圧縮機1は筒状 のケース3を有し、このケース3の下部には底キャップ 5が設けられている。この底キャップ5の上方には係止 部材7が位置し、この係止部材7にはベアリング9が支 持され、このベアリング9はホルダ11によって支持さ れている。

【0010】このベアリング9にはシャフト13の一端 が挿入され、このシャフト13の他端は上方に延出して ト方向ガス荷重の増加に伴い、スラスト軸受けの摺動面 50 いる。このシャフト13には電動機15が取り付けられ ている。この電動機15は、巻き線17とステータ19とからなるステーターアセンブリ21と、シャフト13の途中に固定されたローターアセンブリ23とによって構成されている。このシャフト13の上端は、ケース3に固定されたメインフレーム25を貫通して延出し、揺動スクロール27のボス27aに係合している。この揺動スクロール27は鏡板29を有し、この鏡板29にはインボリュート状に立設させた揺動ラップ31が形成されている。揺動スクロール27の上部には固定スクロール33が設けられている。

【0011】この固定スクロール33は鏡板35を有し、この鏡板35にはインボリュート状に立設させた固定ラップ37が形成されている。この固定スクロール33は、メインフレーム25にボルトで支持されている。【0012】固定スクロール33の鏡板35の略中央には吐出口35aが設けられ、この吐出口35aにはリード弁39が設けられており、このリード弁39の上部にはバルブバッカ41が取り付けられている。固定スクロール33の上部には、上部キャップ43が設けられている。この上部キャップ43には吸入管用の開口が設けられている。この上部キャップ43には吸入管用の開口が設けられている。この側口には吸入管45が取り付けられている。この吸入管45から実線矢印Aに示すように冷媒が吸入され、後述する圧縮室51で圧縮され、ケース3に設けられた吐出管47から吐出される。

【0013】揺動ラップ31と固定ラップ37とは噛み合い状態にある。揺動ラップ31、固定ラップ37にはシール部材49が設けられ、圧縮された冷媒の漏洩が防止されている。揺動スクロール27の揺動ラップ31と固定スクロール33の固定ラップ37との間には圧縮室51が形成され、密閉型スクロール圧縮機1の運転中に、この圧縮室51の位置が徐々に中心部に移動し、これに伴って徐々に圧縮室51の体積が減って、前述した吸入管45から圧縮室51に吸い込まれた冷媒が圧縮される構成になっている。

【0014】ところで、この実施の形態では、図2に示すように、メインフレーム25と揺動スクロール27の鏡板29との間には、スラスト軸受け53が介装され、メインフレームに25に固定されている。このスラスト軸受け53は、真鍮性部材によって構成され、形状は、中空の同心円状の薄板である。スラスト軸受け53の両4の面53a、53bは摺動面を構成しており、下面の摺動面53aは揺動スクロール27の鏡板29の下面29aとに当接している。この摺動面53a、53bには潤滑油が潤滑されている。

【0015】また、メインフレーム25の下部にはボス 収容凹部55が形成されている。このボス収容凹部55 は、略円筒状に形成され、前述した揺動スクロール27 のボス部27aが収容されている。このボス収容凹部5 5に、揺動スクロール27の受圧面27bが露出されて 50 いる。

【0016】次に、この実施の形態の動作を説明する。 【0017】圧縮機の運転を開始すると、揺動スクロール27と固定スクロール33とによって圧縮室51が形成され、吸入管45から圧縮室51に吸い込まれた冷媒が圧縮される際に、揺動スクロール27の鏡板29の下面29aには、下向きにスラスト方向ガス荷重F1kgfが加わる。このスラスト方向ガス荷重F1kgfが加わる。このスラスト方向ガス荷重F1kgfが加わる。このスラスト方向ガス荷重F1kgfでm²と、圧縮室51の底面積S1cm²との積に求められる。すなわち、F1kgf=P1kgf/cm²×S1cm²である。このスラスト方向ガス荷重F1kgfは、下面29aに一定にかかり、スラスト軸受け53の上面の摺動面53aにかかる。

【0018】また、ボス収容凹部55には、圧縮室51からケース3内に吐出された冷媒の圧力P2kgf/cm²がかかっており、同様に、この圧力P2kgf/cm²が受圧面27bにかかっている。この冷媒の圧力P2kgf/cm²と受圧面27bに加力のでいる。この実施の形態では、受圧面27bに加力っている。この実施の形態では、受圧面27bに加力る荷重F2kgfと、F1kgfとが、ほぼ等しくなるようにボス収容凹部55の大きさを設定した。

【0019】仮に、F2kgfが、F1kgfよりも極めて小さい場合には、揺動スクロール27の鏡板29とメインフレーム25との面圧があまり減少されず、スラスト軸受け53の消耗を抑えることが十分ではない。 【0020】また、F2kgfが、F1kgfよりも大

きい場合には、揺動スクロール27がメインフレーム2 30 5から浮いてしまい、揺動スクロール27の回転時に振動や騒音の原因になってしまう。

【0021】それゆえ、F2kgfと、F1kgfとが、ほぼ等しくになるようにボス収容凹部55の大きさを設定した。

【0022】このボス収容凹部55の大きさは、図2に示すように、直径Dの円筒の体積から揺動スクロール27のボス27aの体積とシャフト13の上端の体積とを減算して求められる。

【0023】この実施の形態では以下の効果を奏す。

【0024】スラスト方向ガス荷重F1と揺動スクロールの受圧面に加わる荷重F2とが、ほぼ相殺されて、揺動スクロール27に加わる力が減り、揺動スクロール27とメインフレーム25との間に介装されたスラスト軸受け53に加わる力が減少する。このため、スラスト軸受け53の摺動面53a、53bの面圧が減少し、スラスト軸受け53の消耗を抑えることができる。

【0025】以上、一実施形態に基づいて本発明を説明 したが、本発明はこれに限定されるものではないことは 明らかである。

50 【0026】例えば、揺動スクロール27とメインフレ

5

ーム25との間に、スラスト軸受け53が介装されてい ない密閉型スクロール圧縮機1においても、スラスト方 向ガス荷重F1と揺動スクロールの受圧面に加わる荷重 F2とが、ほぼ相殺されて、揺動スクロール27に加わ る力が減り、揺動スクロール27とメインフレーム25 との接触面の面圧が減少し、揺動スクロール27とメイ ンフレーム25との接触面の消耗を抑えることができ

【0027】例えば、揺動スクロール27の受圧面27 bに加わる荷重F2と、スラスト方向ガス荷重F1と 10 15 電動機 が、ほぼ等しくなるように、揺動スクロール27の受圧 面27bの受圧面積を設定してもよい。

[0028]

【発明の効果】これらの発明によれば、スラスト方向ガ ス荷重と揺動スクロールの受圧面に加わる荷重とが、ほ ぼ相殺されて、揺動スクロールに加わる力が減り、揺動 スクロールとメインフレームとの接触面の面圧が減少 し、揺動スクロールとメインフレームとの接触面の消耗 を抑えることができる。

【図面の簡単な説明】

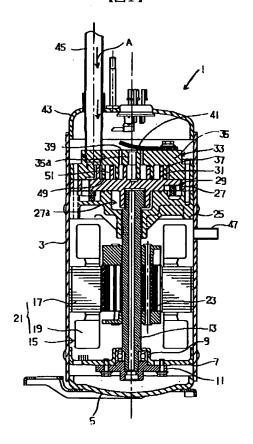
【図1】本発明による一実施の形態を示す密閉型スクロ ール圧縮機の断面図である。

【図2】図1に示す密閉型スクロール圧縮機の要部拡大 図である。

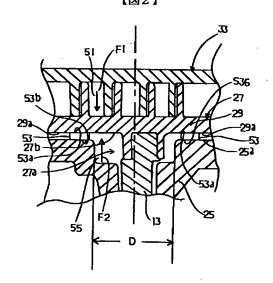
【符号の説明】

- 1 密閉型スクロール圧縮機
- 3 ケース
- 13 シャフト
- - 25 メインフレーム
 - 27 揺動スクロール
 - 27a ポス
 - 33 固定スクロール
 - 51 圧縮室
 - 53 スラスト軸受け
 - 53a、53b 摺動面
 - 55 ポス収容凹部

【図1】



【図2】



フロントページの続き

(72)発明者 清水 栄一

大阪府守口市京阪本通2丁目5番5号 三

洋電機株式会社内

(72)発明者 間 誠

大阪府守口市京阪本通2丁目5番5号 三

洋電機株式会社内

(72)発明者 西川 剛弘

大阪府守口市京阪本通2丁目5番5号 三

洋電機株式会社内

(72)発明者 坂本 泰生

大阪府守口市京阪本通2丁目5番5号 三

洋電機株式会社内

Fターム(参考) 3H039 AA03 AA06 AA12 BB01 BB04

CCO2 CCO3 CCO9 CC22 CC24

CC33